

Procedure for running of four-stroke reciprocating piston internal combustion engine

Patent number: DE19810935

Publication date: 1999-09-16

Inventor: NIEBERDING ROLF GUENTHER (FR); ENDERLE CHRISTIAN (DE); VENT GUIDO (DE)

Applicant: DAIMLER CHRYSLER AG (DE)

Classification:

- **International:** F02B1/12; F02B7/02; F02D13/02; F02D35/02; F02D41/30; F02D41/40; F02B3/06; F02B75/02; F02M25/07; F02B1/00; F02B7/00; F02D13/02; F02D35/02; F02D41/30; F02D41/40; F02B3/00; F02B75/02; F02M25/07; (IPC1-7): F02B3/10

- **European:** F02B1/12; F02B7/02; F02D13/02; F02D35/02; F02D41/30C2D; F02D41/40D

Application number: DE19981010935 19980313

Priority number(s): DE19981010935 19980313

Also published as:

WO9947797 (A1)

EP1062412 (A1)

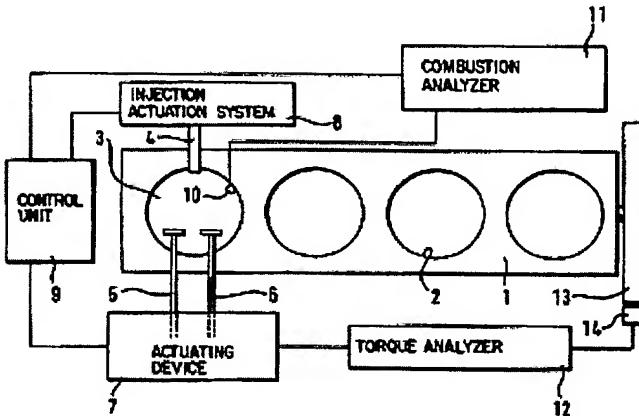
US6499458 (B1)

EP1062412 (B1)

[Report a data error here](#)

Abstract of DE19810935

In a firing phase the held-back exhaust gas is compressed in the domain of the gas exchange dead center and then expanded. In this phase of the working cycle the firing fuel is injected into the combustion chamber (3) for stabilizing the primary combustion. A control circuit by consideration of the inadvertent RPM and load fluctuations of the engine stabilizes the primary combustion through quantity and injection times of the firing fuel.



Data supplied from the **esp@cenet** database - Worldwide



P303221/W01
 ⑯ Int. Cl. 6:
 F 02 B 3/10

⑯ BUNDESREPUBLIK
 DEUTSCHLAND



DEUTSCHES
 PATENT- UND
 MARKENAMT

⑯ Offenlegungsschrift
 ⑯ DE 198 10 935 A 1

⑯ Aktenzeichen: 198 10 935.0
 ⑯ Anmeldetag: 13. 3. 98
 ⑯ Offenlegungstag: 16. 9. 99

⑯ Anmelder:
 DaimlerChrysler AG, 70567 Stuttgart, DE

⑯ Erfinder:
 Nieberding, Rolf Günther, Dipl.-Ing., Fontainebleau, FR; Enderle, Christian, Dipl.-Ing., 73666 Baltmannsweiler, DE; Vent, Guido, Dipl.-Ing., 67346 Speyer, DE

⑯ Entgegenhaltungen:
 DE 195 19 663 A1

Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen

Prüfungsantrag gem. § 44 PatG ist gestellt

⑯ Verfahren zum Betrieb einer im Viertakt arbeitenden Hubkolben-Brennkraftmaschine

⑯ Bei einer im Viertakt arbeitenden Hubkolben-Brennkraftmaschine erfolgt ein Verfahren zu deren Betrieb mit homogenen, mageren Grundgemisch aus Luft, Kraftstoff und zurückgehaltenem Abgas sowie mit einer Kompressionszündung und einer direkten Kraftstoffeinspritzung in einen Brennraum. Das Volumen des Brennraums ändert sich zyklisch, und der Brennraum ist durch mindestens ein Einlaßorgan mit Frischgas füllbar, und die Verbrennungsabgase sind zumindest teilweise durch mindestens ein Auslaßorgan aus dem Brennraum ausschiebbar. Um Zündprobleme bei Kompressionszündung und Niedriglast zu vermeiden, wird in einer Aktivierungsphase das zurückgehaltene Abgas im Bereich des Ladungswechseltopf punkts LOT komprimiert und anschließend expandiert und in dieser Phase des Arbeitszyklusses Aktivierungskraftstoff zur Stabilisierung der Hauptverbrennung in den Brennraum eingespritzt.

DE 198 10 935 A 1

DE 198 10 935 A 1

Beschreibung

Die Erfindung betrifft ein Verfahren zum Betrieb einer im Vierakt arbeitenden Hubkolben-Brennkraftmaschine der im Oberbegriff des Anspruchs 1 angegebenen Gattung.

Hubkolben-Brennkraftmaschinen mit innerer Verbrennung bieten bei Kompressionszündung homogener, magerer Gemische die Möglichkeit geringer Stickoxidbildung bei hohem Wirkungsgrad, wenn Drosselregelung und fettes Gemisch vermieden werden. Die Kompressionszündung funktioniert bei motorisch üblichen Verdichtungen nur mit Abgasrückhaltung. Bei niedriger Motorlast und -drehzahl sowie bei kaltem Motor reicht jedoch auch die Temperatursteigerung durch Abgasrückhaltung nicht zur sicheren Zündung der Frischladung aus.

In der DE-A 195 19 663 ist ein Verfahren zum Betrieb eines Verbrennungsmotors mit Kompressionszündung beschrieben. Hier wird in einer ersten Stufe ein mit äußerer Gemischbildung erzeugtes homogenes und mageres Luft/Kraftstoffgemisch bis nah an die Zündgrenze komprimiert. In einer zweiten Stufe wird eine Zusatzmenge des gleichen Kraftstoffs fein zerstäubt und unter Vermeidung von Wandberührungen in den Verbrennungsraum eingespritzt. Der spät eingespritzte Kraftstoff bildet eine Gemischwolke, die sich entzündet, da deren Zündgrenze aufgrund des höheren Kraftstoffgehalts unterhalb der in der ersten Stufe erreichten Kompressionstemperatur liegt. Diese Verhältnisse gelten bei höherer Motorlast und -Drehzahl und betriebswarmem Motor.

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, ein Verfahren der im Oberbegriff des Anspruchs 1 angegebenen Gattung zu schaffen, das auch bei Niedriglast und Niedrigdrehzahl sowie bei Betrieb des kalten Motors eine sichere Zündung und eine verbrauchs- und schadstoffarme Verbrennung ermöglicht.

Diese Aufgabe wird durch ein Verfahren mit den Merkmalen des Anspruchs 1 gelöst.

Durch das erfundungsgemäße Verfahren entzündet die Hubkolben-Brennkraftmaschine das Gemisch aus Luft und Kraftstoff, über dessen Temperaturerhöhung. Die Temperaturerhöhung des Frischgemisches wird durch Mischung mit rückgehaltenem Abgas des vorhergehenden Zyklus herbeigeführt und durch die sich anschließende, geometrische Kompression des abgeschlossenen, maximalen Ausgangsvolumens bis auf ein verbleibendes Restvolumen. In dem komprimierten Volumen stellt sich eine Temperatur ein, die das Gemisch zur Entzündung bringt. Der Verbrennungsprozeß, der sich an die Kompressionszündung des homogenen, mageren Gemisches anschließt, ist ein durch die freigesetzte Energie sich selbst erhaltender Prozeß.

Das Abgas entsteht im Brennraum durch Verbrennung des Frischgemischs. Die während der Verbrennung freigesetzte Energie wird durch Expansion bis zum maximalen Brennraumvolumen abgeführt. Anschließend wird ein Auslaßorgan geöffnet und Abgas durch die Verringerung des Brennraumvolumens hinausgeschoben. Im Laufe des Ausschiebevorgangs, während der Verringerung des Brennraumvolumens, schließt das Auslaßorgan und hält das Abgas zurück. Dieses wird bis zum minimalen Brennraumvolumen komprimiert. Das rückgehaltene Abgas entstand bei einer Verbrennung unter Luftüberschuß. Die Verbrennungsphase liegt zwischen der Kompressions- und Expansionsphase im Bereich der maximalen geometrischen Verdichtung. Die Anzahl der thermodynamischen Phasen des Vieraktmotors beläuft sich damit auf fünf Phasen.

Zur Erweiterung des motorischen Betriebsbereichs mit Kompressionszündung homogener, magerer Gemische wird eine sechste thermodynamische Phase, die Aktivierungs-

phase, zwischengeschaltet. Während der Kompression des rückgehaltenen Abgases wird eine Aktivierungskraftstoffmenge in das Luftabgasgemisch gespritzt und mit den restlichen Luftanteilen im Brennraum möglichst homogen verteilt. Dem Kraftstoff wird thermische Energie durch Leitung und Kompression zugeführt, so daß eine chemische Reaktion und/oder eine Zündung eingeleitet wird. Durch eine vollständige Verbrennung des Aktivierungskraftstoffs wird die thermische Energie des verbliebenen Abgases zur Sicherung der Zündung im nächsten Zyklus erhöht. Ist die Verbrennung unvollständig, so wird zumindest die chemische Aktivität der rückgehaltenen Abgasmenge erhöht (Radikalbildung), ohne dabei die Temperatur deutlich anzuheben. In beiden Fällen und in deren Mischzustand kann von einer

5 Aktivierung gesprochen werden. Durch die Aktivierung des rückgehaltenen Abgases kann durch eine geringere Masse desselben eine größere Frischladungsmasse entzündet werden.

Bei einer Verbrennung während der Abgaskompression erhöht sich der Druck- und Temperaturzustand des rückgehaltenen Abgases im Brennraum. Diese Art der Aktivierung wird auch kaskadische Verbrennung genannt, da die Verbrennung über zwei Zyklen stattfindet. Dies muß in einer späteren Ansteuerzeit des Einlasses berücksichtigt werden, 10 um durch eine längere Expansion des aktivierten Abgases eine negative Druckdifferenz am Einlaßventil sicherzustellen. Eine Abgasvorlagerung oder Ladungsrückschiebung in das Saugrohr ist nicht vorgesehen, da die zur Reaktionseinleitung notwendige Abgasmenge durch Strömungs- und Mischungsbewegungen ihre spezifische Enthalpie verlieren.

Bei niedrigen Drehzahlen, also hohen Wärmeverlusten an der Wand, wird die maximale Aktivierung des Abgases angestrebt. Dabei besteht die Gefahr, daß eine vollständige Verbrennung bei der Abgaskompression das Druckniveau 20 im Brennraum so anhebt, daß anschließend die Druckdifferenz zwischen der Umgebung und dem Brennraum nicht ausreicht, um in der verbliebenen Zeit der geöffneten Einlaßventile eine ausreichende Menge an Frischgas anzusaugen. Zur Steuerung von Druck und Temperatur des rückbehalteten Abgases im Brennraum wird der Einspritzzeitpunkt des Aktivierungskraftstoffs variiert. Findet die Einspritzung früh, also noch während der Verringerung des Brennraumvolumens statt, so wird durch die Kompression die Temperatur des Gemischs erhöht, wodurch eine Reaktionseinleitung mit anschließender Verbrennung stattfindet. Findet die Einspritzung des Aktivierungskraftstoffs im Bereich des minimalen Brennraumvolumens statt, so verzögert die Vergrößerung dieses Volumens die chemische Aktivität (Radikalbildung), ohne die sich keine starke Temperatursteigerung im Abgas durch eine selbsterhaltende Reaktionstätigkeit einstellen kann.

Die Verdampfungsenergie des spät eingespritzten Kraftstoffs entzieht dem komprimierten, rückbehalteten Abgas thermische Energie. Die Verdampfungsenergie kann auch verwendet werden, um eine unkontrollierte Nachzündung der unvollständig verbrannten Gemischmasse in der Kompression des rückgehaltenen Abgases zu verhindern. Die chemische Aktivierung des Abgases bewirkt eine frühere Einleitung der Hauptreaktion in der sich anschließenden vollständigen Kompressions- und Verbrennungsphase. Über den Zeitpunkt und die Menge der Aktivierungseinspritzung kann der Zündzeitpunkt der Frischladung bei der Hauptverbrennung gesteuert werden.

Auf diese Weise kann über den Regleingriff einer abkühlenden Zündeinspritzung von Aktivierungskraftstoff eine unvollständige Umsetzung in der Hauptverbrennung unterbunden werden. Über mehrere Zyklen hinweg zeigt sich der Einfluß integraler Einflüsse durch Wandwärmeübertragung

auf die Verbrennung. Über den geregelten Eingriff der Veränderung der Aktivierung kann der Einfluß der Wandwärmevertragung innerhalb eines Zylkusses für eine Anzahl folgender Zyklen kompensiert werden. Diese Regelung zur Verbrennungsstabilisierung bedarf eines eigenen Regelkreises.

Die unvollständige Verbrennung erhöht die Abgasemission des motorischen Gesamtsystems nicht, da die Steuerzeiten des Einlasses immer so gewählt werden, daß nur Frischgas angesaugt wird. Eine eventuell unvollständige, chemische Reaktion während der Abgaskompression oder Expansion wird aufgrund der nachfolgenden Kompression mit hohem effektivem Verdichtungsverhältnis und der sich anschließenden Umsetzung vollständig umgesetzt. Die Aktivierung wird für den Fall eingesetzt, daß die zyklische Verbrennung bei weiterer Erhöhung des Kraftstoffanteiles im Frischgemisch oder der Abgasrückhaltung nicht mehr aufrechterhalten werden kann. Dieses wird durch unruhigen Lauf oder Lastabfall im Betrieb des Motors erkannt.

Die Logik der Regelung der Zündinspritzung versucht die Zündinspritzmenge minimal im Hinblick auf eine verbrauchsoptimale Verbrennungsgestaltung zu halten. Die Regelung begrenzt die maximale Einspritzmenge durch das Signal des Luftmangels im Abgas (Luft-Kraftstoffverhältnis ≤ 1) durch die Lambda-Sonde im Abgasstrang.

Die effektive Kompression des Restgases ist abhängig von dem rückgehaltenen Abgasanteil. Sie liegt in den meisten Fällen auf oder unterhalb der halben geometrischen Kompression. Aufgrund der geringen Kraftstoffmengen für die Aktivierung und des noch höheren Abgasanteils fallen auch bei Zündverbrennungen die Spitzendrucke und Spitzentemperaturen im Abgas so gering aus, daß keine Stickoxide in nennenswerter Menge entstehen.

Weitere Merkmale der Erfindung ergeben sich aus den weiteren Ansprüchen und aus der folgenden Beschreibung sowie aus der Zeichnung, in der Ausführungsbeispiele der Erfindung schematisch dargestellt sind. Es zeigen:

Fig. 1 eine schematische Darstellung einer Hubkolben-Brennkraftmaschine mit einem Steuergerät für die Gaswechselorgane und die Einspritzventile sowie mit Mitteln zur Verbrennungs- und Drehmomentanalyse,

Fig. 2 ein schematisches Kennfeld der Verteilung von Zünd-, Haupt- und Nacheinspritzung über der Motorlast,

Fig. 3 ein Zylinderdruckdiagramm mit den Steuerzeiten der Gaswechselorgane und der Einspritzventile.

Der in Fig. 1 schematisch dargestellte Verbrennungsmotor besitzt einen Zylinderblock 1 mit vier Zylindern 2, in denen Kolben dicht geführt sind und die durch einen Zylinderkopf verschlossen sind. Zylinder 2, Kolben und Zylinderkopf umschließen einen Brennraum 3, in dem die Verbrennung stattfindet. Im Zylinderkopf befinden sich pro Brennraum 3 ein Kraftstoffeinspritzventil 4, ein Einlaßorgan 5 und ein Auslaßorgan 6. Die Gaswechselorgane 5, 6 werden von einer Betätigungs vorrichtung 7, das Kraftstoffeinspritzventil 4 von einer Einspritzbetätigung 8 geöffnet und geschlossen. Ein Steuergerät 9 steuert den Öffnungs- und Schließzeitpunkt der Gaswechselorgane 5, 6 und des Kraftstoffeinspritzventils 4 stufenlos.

Die Verbrennung wird mit einer Ionenstromsonde 10 in einem Verbrennungsanalysator 11 überwacht, der mit dem Steuergerät 9 verbunden ist. Er wird ergänzt durch einen Drehmomentanalysator 12, der die Drehungsgleichförmigkeit der Kurbelwelle am Umfang eines Schwungs 13 mit Hilfe eines Drehzahlsensors 14 detektiert und an das Steuergerät 9 weiterleitet. Zusätzlich kann auch ein Klopfsensor zur Verbrennungsbeurteilung herangezogen werden. Ionenstromsonde 10, Drehzahlsensor 14 und ggf. ein Klopfsensor liefern Echzeitsignale von Lage und Verlauf der Verbren-

nung für das Steuergerät 9, das unter Berücksichtigung dieser Werte die Steuerung des Kraftstoffeinspritzventils 4 und der Gaswechselorgane 5, 6 bewirkt.

Die Fig. 2 zeigt ein schematisches Kennfeld der gesamten

5 Einspritzmengen EM über der Motorlast ML, aufgeteilt in Zündinspritzung ZE, Haupteinspritzung HE und Nacheinspritzung NE. Die Haupteinspritzung HE findet bei jeder Motorlast ML statt, während die Zündinspritzung ZE nur bei niedriger und die Nacheinspritzung NE nur bei hoher 10 Motorlast ML angewendet wird. Details der Kraftstoffeinspritzung werden in einer folgenden Funktionsbeschreibung erläutert.

In Fig. 3 ist ein sich über mehr als 720° Kurbelwinkel erstreckendes Zylinderdruckdiagramm mit den Steuerzeiten 15 bzw. Steuerzeitenbereichen der Gaswechselorgane 5, 6 und der Kraftstoffeinspritzventile 4 sowie mit vier Takt und sechs Phasen des Arbeitszyklusses dargestellt. Anhand dieses Zylinderdruckdiagramms soll die Funktion des erfundungsgemäßen Verfahrens erläutert werden:

20 Beim Vieraktverfahren entspricht ein Takt einem vollen Kolbenhub. Der erste Takt 1T beginnt im Ladungswechsel Topunkt LOT bei 0° Kurbelwinkel und endet im ersten unteren Topunkt 1UT bei 180° Kurbelwinkel. Ihm folgt der zweite Takt 2T, der im Zündungstopunkt ZOT endet. Darauf beginnt der dritte Takt 3T, der im zweiten unteren Topunkt ZOT bei 540° Kurbelwinkel endet. Der anschließende vierte Takt 4T endet im Ladungswechseltopunkt LOT bei 720° Kurbelwinkel. Dann beginnt die nächste Taktfolge.

Die sechs Phasen des Arbeitszyklusses hängen überwiegend von den Steuerzeiten der Gaswechselorgane 5, 6 ab und sind zum Teil taktübergreifend.

30 Der Arbeitszyklus beginnt mit einer Aktivierungsphase a, bei der zwischen Auslaßschluß AS und Einlaßöffnen EO im Bereich des Ladungswechseltopunkts LOT rückgehaltenes

35 Abgas komprimiert und expandiert wird. In der Aktivierungsphase A wird bei geringer Motorlast ML Aktivierungskraftstoff durch eine Zündinspritzung ZE in das rückgehaltene Abgas eingespritzt. Bei sehr niedriger Motorlast ML geschieht dies während der Kompression der Aktivierungsphase a. In dem heißen rückgehaltenen Abgas verdampft der fein zerstäubte Aktivierungskraftstoff und bildet mit dem Restsauerstoff des rückgehaltenen Abgases ein zündfähiges Gemisch. Der Restsauerstoff entstand aus dem mageren Gemisch des vorhergehenden Arbeitszyklusses. Im 40 Bereich des Aktivierungskraftstoffes mit der Folge einer Temperatur- und Druckerhöhung des rückgehaltenen Abgases. Damit sind die Voraussetzungen für eine sichere Zündung der Haupteinspritzmenge im Bereich des Zündtopunkts ZOT auch bei geringer Motorlast ML und Kaltmotorbetrieb gegeben.

50 Da es sich bei dem Aktivierungskraftstoff nur um geringe Mengen handelt, die außerdem die starb abgashaltige Atmosphäre verbrennen, bildet sich dabei praktisch kein Stickoxid. Die Temperaturanhebung des rückgehaltenen Abgases gestattet eine Verringerung von dessen Menge zugunsten einer höheren Frischgasmenge.

Mit zunehmender Motorlast ML und Motortemperatur wird die Zündinspritzung ZE nach später verschoben. Bei einer Zündinspritzung im Ladungswechseltopunkt LOT 60 oder danach kommt es zu keiner Zündung, sondern zu einer Radikalbildung und chemischen Aktivierung des Aktivierungskraftstoffes, die zur gewünschten Zündverbesserung der Hauptkraftstoffmenge führt. Der teilverbrannte oder aktivierte Aktivierungskraftstoff wird bei der Hauptverbrennung vollständig verbrannt, wodurch Kohlenwasserstoffemission verhindert wird.

65 Oberhalb einer bestimmten Motorlast ML und bei betriebswarmem Motor entfällt die Zündinspritzung auf-

grund des ausreichenden Abgasanteils, wie dies aus der Darstellung in Fig. 2 ersichtlich ist.

Das Einlaßöffnen EO ist für den Zeitpunkt des Unterschreitens des Umgebungsdrucks P_u im Brennraum 3 festgelegt. Dadurch wird ein Rückexpandieren von Abgas in den Ansaugtrakt und damit ein Abkühlen des Abgases vermieden. Der Zeitpunkt des Einlaßöffnens EO und damit die Mängel der ansaugbaren Frischladung und die dadurch mögliche Motorlast ML hängen vom Zeitpunkt des Auslasschließens AS und von der Menge und dem Einspritzzeitpunkt der Zünd einspritzung ZE ab. Deswegen ist in Fig. 3 für das Auslaßschließen AS und für das Einlaßöffnen EO ein Bereich angegeben, der ein Verstellen der Motorlast ML erlaubt. Mit dem Einlaßöffnen EO beginnt die Ansaugphase b und die Haupteinspritzung HE. Die Ansaugphase b reicht bis zum Einlaßschließen ES. Dies geschieht beim Überschreiten des Umgebungsdrucks P_u im Brennraum 3 im Bereich des ersten unteren Totpunkts 1UT. Die Haupteinspritzung HE reicht, je nach Motorlast ML über diesen Zeitpunkt hinaus. Durch die früh beginnende Haupteinspritzung HE wird eine intensive Mischung von Hauptkraftstoff mit Frischladung und rückgehaltenem Abgas zu einem homogenen, mageren Luft/Abgas/Kraftstoff-Gemisch bewirkt.

Dieses wird ab der beim Einlaßschließen ES beginnenden Kompressionsphase c komprimiert. Dabei steigt die Temperatur des homogenen, mageren Gemisches bis zu dessen Zündpunkt an. Dieser liegt kurz vor dem Zündungstopunkt ZOT. Seine Lage wird durch Menge und Einspritzzeitpunkt des Aktivierungskraftstoffs und ggf. durch Variation der effektiven Verdichtung mittels variablem Einlaßschluß gesteuert.

In der sich der Zündung anschließenden Verbrennungsphase d findet eine sich selbst erhaltende oder sogar sich selbstbeschleunigende Verbrennung statt. Da letztere bei höherer Motorlast ML leicht zu einer klopfenden Verbrennung führt, ist für diesen Betriebsbereich eine einfache oder sequentielle Nacheinspritzung NE in die Kompressionsphase c vorgesehen. Dadurch wird aufgrund der relativ späten Kraftstoffeinspritzung durch die Verdampfungskälte des Kraftstoffs eine lokale Gemischabkühlung mit daraus folgender Zündverzögerung bewirkt, die einen kloppfreien Verlauf der Verbrennung zur Folge hat.

Der Verbrennungsphase d schließt sich die Expansionsphase e an, die durch das Auslaßöffnen AO im Bereich des zweiten unteren Totpunktes 2UT beendet wird. Das Auslaßöffnen AO kann in Abhängigkeit von der Motorlast ML und der Motordrehzahl zum Erreichen maximalen Wirkungsgrads variiert werden. Der Expansionsphase e schließt sich die Ausschiebephase f an, die durch den variablen Auslaßschluß AS beendet wird, der zugleich den nächsten Arbeitszyklus eröffnet.

Ein Regelkreis, der ungewollte Schwankungen von Motordrehzahl und Motorlast ML berücksichtigt, stabilisiert den Zündzeitpunkt und den Verlauf der Hauptverbrennung durch Menge und Einspritzzeitpunkt des Aktivierungskraftstoffs. Dabei minimiert der Regelkreis die Menge des Aktivierungskraftstoffs und begrenzt die Gesamtkraftstoffmenge auf die stöchiometrische. Auf diese Weise wird ein funktionssicheres Verfahren zum Betrieb einer Brennkraftmaschine mit geringem Kraftstoffverbrauch und geringer Schadstoffemission erreicht.

Alternativ für den Einsatz der chemischen Aktivierung bietet sich die Steuerung des Zündzeitpunktes über die Lage des Einspritzzeitpunktes der Haupteinspritzung in die noch rückgehaltenen Abgasmengen bei ausreichendem Volumen vor Öffnung der Einlaßorgane an.

Patentansprüche

1. Verfahren zum Betrieb einer im Viertakt arbeitenden Hubkolben-Brennkraftmaschine mit einem homogenen, mageren Grundgemisch aus Luft, Kraftstoff und zurückgehaltenem Abgas sowie mit einer Kompressionszündung und direkter Kraftstoffeinspritzung in einen Brennraum (3), dessen Volumen sich zyklisch ändert und der durch mindestens ein Einlaßorgan (5) mit Frischgas füllbar ist und die Verbrennungsgase durch mindestens ein Auslaßorgan (6) zumindest teilweise aus dem Brennraum (3) ausschiebbar sind, dadurch gekennzeichnet, daß in einer Aktivierungsphase (a) das rückgehaltene Abgas im Bereich des Ladungswechseltopfunkts (LOT) komprimiert und anschließend expandiert wird und daß in dieser Phase des Arbeitszyklusses Aktivierungskraftstoff zur Stabilisierung der Hauptverbrennung in den Brennraum (3) eingespritzt wird.

2. Verfahren nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß ein Regelkreis unter Berücksichtigung unbeabsichtigter Drehzahl- und Lastschwankungen der Brennkraftmaschine der Hauptverbrennung durch Menge und Einspritzzeitpunkt des Aktivierungskraftstoffs stabilisiert.

3. Verfahren nach Anspruch 2, dadurch gekennzeichnet, daß der Regelkreis die Menge des Aktivierungskraftstoffs minimiert und die Gesamtkraftstoffmenge auf die stöchiometrische begrenzt.

4. Verfahren nach Anspruch 2 oder 3, dadurch gekennzeichnet, daß der Regelkreis den Zündzeitpunkt und den Verlauf der Hauptverbrennung durch Zeitpunkt und Menge der Einspritzung des Aktivierungskraftstoffs beeinflußt.

5. Verfahren nach einem der Ansprüche 1 bis 4, dadurch gekennzeichnet, daß der Aktivierungskraftstoff bei niedriger Motorlast und -drehzahl sowie bei Betrieb der kalten Brennkraftmaschine vorzugsweise zu Beginn der Kompression des rückgehaltenen Abgases, mit steigender Motorlast und -drehzahl sowie mit steigender Motortemperatur jedoch später eingespritzt wird und ab einer bestimmten Motorlast und -drehzahl sowie bei betriebswärmer Brennkraftmaschine entfällt.

6. Verfahren nach einem der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, daß der Aktivierungskraftstoff im rückgehaltenen Abgas homogen verteilt wird.

7. Verfahren nach einem der Ansprüche 1 bis 6, dadurch gekennzeichnet, daß eine Steuerung des Zündzeitpunktes über die Lage des Einspritzzeitpunktes der Hauptkraftstoffeinspritzung in die noch rückgehaltenen Abgasmengen bei ausreichendem Volumen vor Öffnung der Einlaßorgane erfolgt.

8. Verfahren nach einem der Ansprüche 1 bis 7, dadurch gekennzeichnet, daß der Beginn der Kompression des rückgehaltenen Abgases durch den Schließzeitpunkt des Auslaßorgans (6) und das Ende der Expansion des rückgehaltenen Abgases durch den Öffnungszeitpunkt des Einlaßorgans (5) bestimmt werden.

9. Verfahren nach Anspruch 8, dadurch gekennzeichnet, daß das Einlaßorgan (5) erst geöffnet wird, nachdem der Druck im Brennraum (3) den Umgebungsdruck unterschritten hat.

10. Verfahren nach einem der Ansprüche 1 bis 9, dadurch gekennzeichnet, daß die effektive Verdichtung des rückgehaltenen Abgases von dessen Menge ab-

hängt und liegt.

Hierzu 2 Seite(n) Zeichnungen

5

10

15

20

25

30

35

40

45

50

55

60

65

- Leerseite -

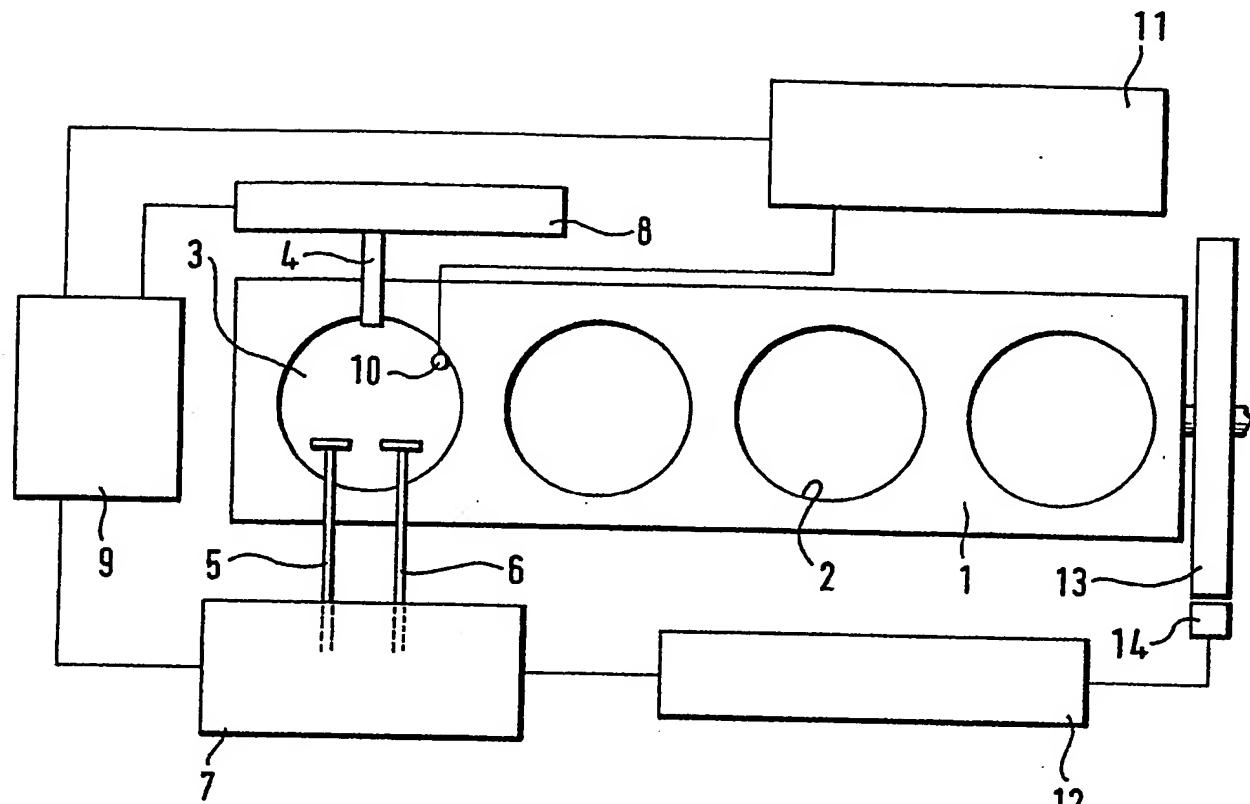


Fig. 1

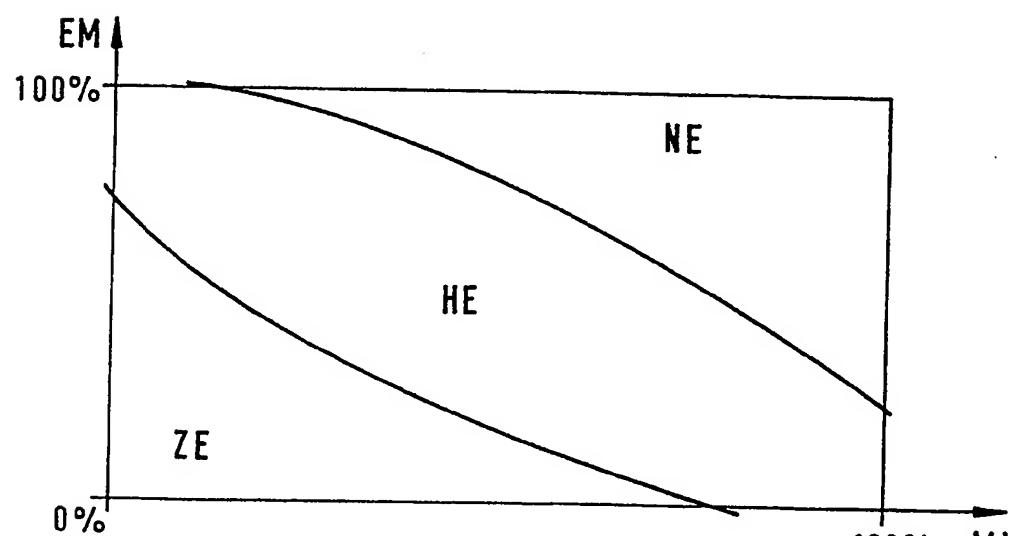


Fig. 2

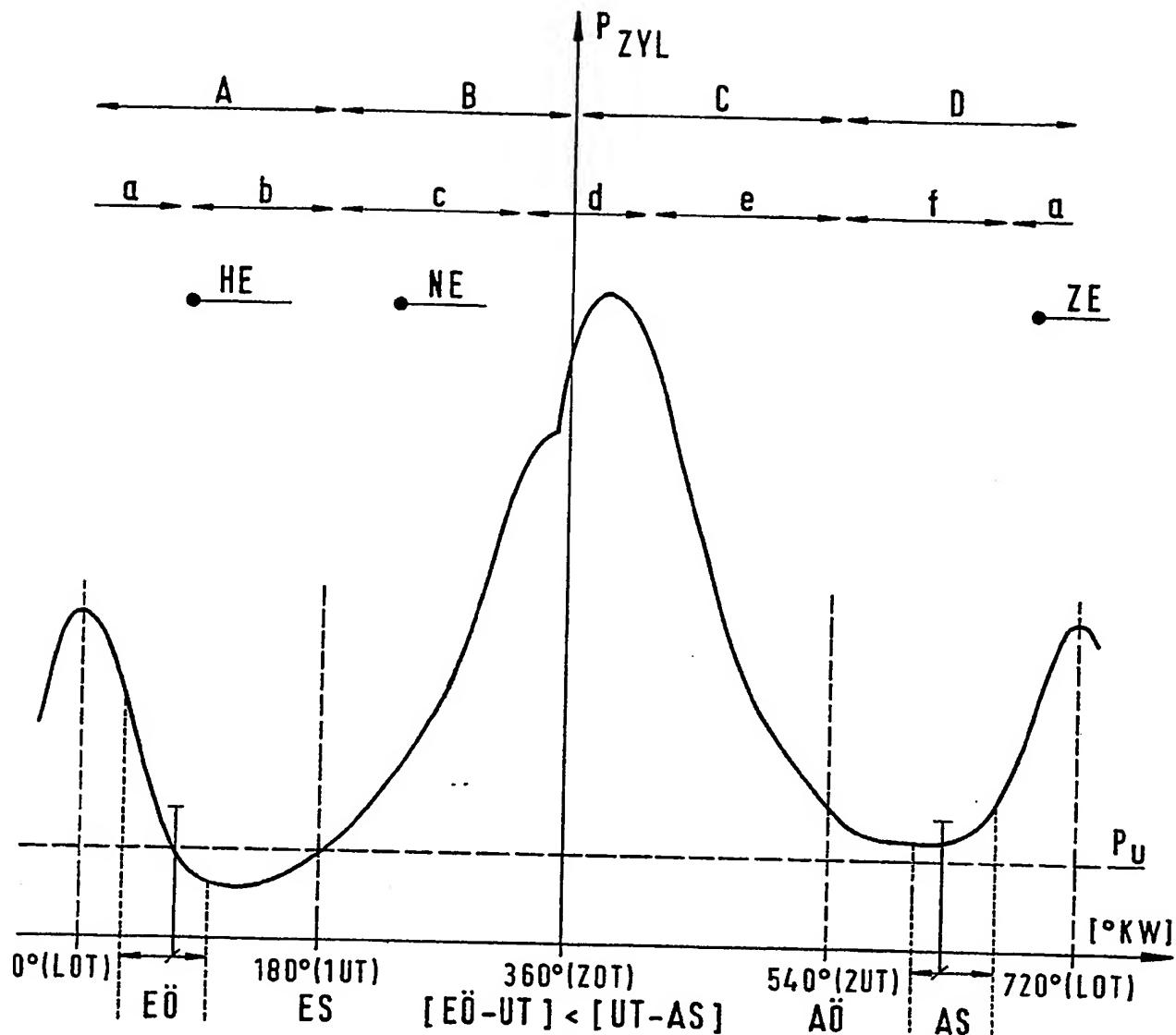


Fig. 3